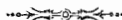


## MECÁNICA RACIONAL



### CAPÍTULO XVII

#### TEORÍA DEL DERRAME DE LOS LÍQUIDOS

En esta teoría se supone invariablemente que el nivel del líquido en el depósito queda constante i que el movimiento del líquido es permanente.

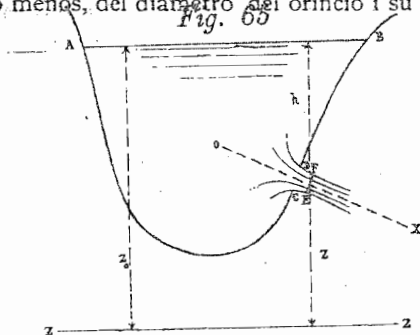
El derrame puede efectuarse por medio de tres clases distintas de orificios: 1.º orificios en pared delgada; 2.º orificios con tubos adicionales; 3.º orificios de perímetro abierto o *vertederos*.

#### I

##### ORIFICIOS EN PARED DELGADA

Sea (fig. 65) un depósito de agua,  $AB$  el nivel superior i  $CD$  un orificio de área  $\omega$ . La observacion demuestra que, una vez el régimen permanente establecido, la vena líquida, al salir del orificio, tiene una contraccion continua desde  $CD$  hasta una seccion  $EF$ , paralela a  $CD$ . La seccion  $EF$ , llamada *seccion con-*

*traída*, está situada a una distancia de  $CD$  igual a la mitad, más o menos, del diámetro del orificio i su área, medida directamente, es sensiblemente igual a  $0,62 \omega$ .



Después de la sección contraída, la vena líquida toma la forma de una parábola, luego, desde esa sección, cada molécula líquida se mueve sensible-

mente como si estuviera aislada de las demás.

Cuando las dimensiones del orificio son suficientemente pequeñas, respecto de su distancia  $h$  al nivel superior, la observación muestra que la velocidad de las moléculas líquidas que atraviesan la sección contraída es igual a  $\sqrt{2gh}$ .

Veamos en primer lugar cómo se puede comprobar este resultado. Hai para esto dos métodos: 1.º Supongamos que el orificio esté abierto en una pared vertical i sea  $v$  la velocidad del líquido a la salida, referimos las posiciones de las moléculas líquidas a dos ejes: uno  $OX$  vertical i dirigido hácia abajo, el otro  $OY$  dirigido según la velocidad  $v$ ; la ecuación de la parábola descrita por la vena líquida es entonces

$$y^2 = \frac{2v^2}{g} x$$

Ahora, la forma de la vena líquida medida directamente satisface a la ecuación

$$y^2 = 4hx$$

luego

$$v = \sqrt{2gh}$$

2.º Medimos el gasto  $Q$  del orificio. Sea  $\omega'$  el área de la sección contraída, el volúmen de agua que sale durante el tiempo  $dt$  es  $\omega'vdt$ , luego

$$Q = \omega'v$$

La observación da ahora

$$Q = 0,62 \omega \sqrt{2gh}$$

$$\omega' = 0,62 \omega$$

Luego

$$v = \sqrt{2gh}$$

Aunque estas comprobaciones no tienen una precisión muy grande, admitiremos sin embargo que la velocidad del líquido, en la sección contraída es rigurosamente igual a  $\sqrt{2gh}$ .

Apliquemos ahora la fórmula de Bernoulli a una molécula líquida, desde su partida del nivel superior  $AB$  hasta su llegada a la sección contraída  $EF$ , sea  $ZZ$  un plano horizontal oríjen; tendremos, respecto de este plano

$$z + \frac{p}{\pi} + \frac{v^2}{2g} = z_0 + \frac{p_0}{\pi} + \frac{v_0^2}{2g} - P$$

En el caso considerado las presiones  $p$  i  $p_0$  son iguales a la presión atmosférica; por otra parte  $v_0$  es muy pequeño respecto de  $v$  i se puede despreciar, finalmente  $z_0 - z$  es igual a  $h$ , luego

$$(1) \quad \frac{v^2}{2g} = h - P$$

La observación demuestra que  $v$  es igual a  $\sqrt{2gh}$  luego se debe tener

$$P = 0$$

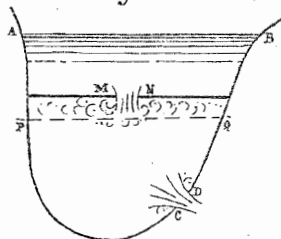
Llegamos por consiguiente a este resultado que no hay pérdida de carga para las moléculas que llegan a la sección contraída.

Sin embargo, esto supone que no hai cambios bruscos de seccion en el interior del depósito.

*Caso en que el depósito presenta cambios bruscos de seccion.*

Sea (fig. 66) un depósito en el interior del cual se ha colocado

Fig. 66



do una pared horizontal con un orificio  $MN$ , de área  $\omega_1$ ; al pasar por este orificio la vena líquida sufrirá una contracción, de suerte que el área de la seccion contraída podrá representarse por  $m\omega_1$ ; sea también  $\omega$  el área del orificio  $CD$  de salida, el

área de la seccion contraída será  $m\omega$  (admitamos que el coeficiente  $m$  es sensiblemente constante, como lo indica la observacion); la velocidad  $v$  del líquido, al salir del depósito es segun (1)

$$\frac{v^2}{2g} = h - P$$

Para determinar  $P$  llamaremos  $u$  la velocidad del líquido en la seccion contraída  $m\omega_1$  que sigue  $MN$  i  $u'$  la velocidad en una seccion  $PQ$  situada a cierta distancia por debajo de  $MN$ ; sea  $A$  el área de esta seccion  $PQ$ . Como el gasto en todo el depósito es constante, se tiene

$$m\omega_1 u = Au' = m\omega v$$

Por otra parte

$$P = \frac{(u - u')^2}{2g}$$

Luego, en el caso considerado, se tiene

$$P = \frac{v^2}{2g} \left( \frac{\omega}{\omega_1} - \frac{m\omega}{A} \right)^2$$

O simplemente, si  $A$  es muy grande respecto de  $\omega$

$$P = \frac{v^2}{2g} \frac{\omega^2}{\omega_1^2}$$

Finalmente, la velocidad  $v$  a la salida satisfará a la fórmula

$$\frac{v^2}{2g} = h - \frac{v^2}{2g} \frac{\omega^2}{\omega_1^2}$$

O bien

$$\frac{v^2}{2g} = \frac{h}{1 + \frac{\omega^2}{\omega_1^2}}$$

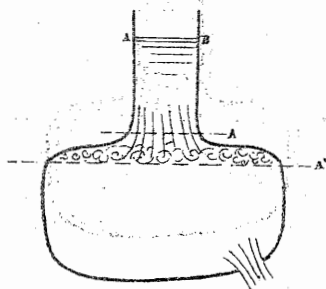
Si hubieran varias paredes horizontales en el depósito, se tendría de la misma manera

$$\frac{v^2}{2g} = \frac{h}{1 + \frac{\omega^2}{\omega_1^2} + \frac{\omega^2}{\omega_2^2} + \dots}$$

La velocidad  $v$  disminuye por consiguiente; sin embargo esta disminución sería insensible si el orificio de salida  $\omega$  estuviera muy pequeño respecto de los orificios  $\omega_1, \omega_2, \text{etc.}$

Habría también pérdida de carga si el depósito presentara un ensanche brusco de sección, como en la fig. 67. Sean entonces  $A$  i  $A'$  las secciones del depósito antes i después del ensanche se tendría, como mas arriba

Fig. 67



$$P = \frac{v^2}{2g} \left( \frac{m\omega}{A} - \frac{m\omega}{A'} \right)^2$$

Luego

$$\frac{v^2}{2g} = h - \frac{v^2}{2g} \left( \frac{m\omega}{A} - \frac{m\omega}{A'} \right)^2$$

O bien

$$\frac{v^2}{2g} = \frac{h}{1 + \left( \frac{m\omega}{A} - \frac{m\omega}{A'} \right)^2}$$

Se observa todavía que la disminución de velocidad sería insensible si  $\omega$  estuviera muy pequeño respecto de  $A$  i  $A'$ .

*De la contracción de la vena líquida.*

La fórmula de Bernouilli no nos puede dar ningún dato sobre la contracción de la vena; en efecto, ella permite solo calcular la velocidad del líquido en la sección contraída.

Apliquemos a toda la masa del líquido comprendido entre el nivel superior  $AB$  (fig. 65) i la sección contraída  $EF$  el teorema general de las proyecciones de las cantidades de movimiento.

Adoptemos, como eje de proyección  $OX$ , una paralela a la velocidad  $v$  del líquido en la sección contraída i supongamos que su sentido sea el de la velocidad  $v$ ; sea  $\omega$  el área de la sección contraída; entre dos momentos  $t$  i  $t+dt$  una masa de líquido igual a  $\rho \omega v dt$  sale del depósito; por otra parte, el nivel  $AB$  baja de una cantidad correspondiente; la proyección sobre  $OX$ , de la cantidad de movimiento del líquido que sale es

$$\rho \omega v dt \times v$$

i la proyección sobre el mismo eje de la cantidad de movimiento de la masa líquida que ha bajado en  $AB$ , es

$$\rho \omega v dt \times P_x^i v_0$$

La cantidad de movimiento de la parte intermediaria de la masa total del líquido ha quedado la misma, puesto que el movimiento es permanente, luego se tiene simplemente

$$d \sum P_x^i m v = \rho \omega v dt (v - P_x^i v_0)$$

La velocidad  $v_0$  es muy pequeña respecto de  $v$  porque el área de la sección  $AB$  es en general muy grande respecto de  $EF$ , se puede por consiguiente despreciar  $P_x^t v_0$  delante de  $v$  i se tiene simplemente

$$(2) \quad \frac{d \Sigma P_x^t m v}{dt} = \rho \omega v^2$$

Debemos escribir que esta expresión es igual a la suma de las proyecciones de las fuerzas exteriores; éstas son: 1.º la pesantez; 2.º la presión atmosférica sobre  $AB$ ; 3.º las presiones de las paredes del depósito sobre el líquido; 4.º el rozamiento sobre las paredes; 5.º la presión atmosférica sobre la porción de la vena líquida comprendida entre  $CD$  i  $EF$ .

Representemos el peso total del líquido por  $Mg$ , la presión atmosférica sobre  $AB$  por  $F_{ab}$  i la presión del líquido sobre un elemento  $d\omega'$  de pared por  $p_m d\omega'$ , la presión del elemento  $d\omega'$  de pared sobre el líquido será  $-p_m d\omega'$ . El rozamiento de las paredes deberá ser sensible sólo en la proximidad del orificio i su proyección sobre  $OX$  será sensiblemente nula, la despreciaremos; sea, por otra parte,  $\Omega$  el área del orificio; la proyección, sobre  $OX$ , de la presión atmosférica que obra sobre la porción de la vena líquida comprendida entre  $CD$  i  $EF$  es igual a  $-p_a \Omega$ ; se tiene por consiguiente

$$(3) \quad \Sigma P_x^t F = P_x^t Mg + P_x^t F_{ab} - \Sigma P_x^t p_m d\omega' - p_a \Omega$$

Supongamos que  $p_r d\omega'$  i  $p \Omega$  sean las presiones del líquido en reposo sobre  $d\omega'$  i  $\Omega$ , se tiene

$$P_x^t Mg + P_x^t F_{ab} - \Sigma P_x^t p_r d\omega' - p \Omega = 0$$

Por otra parte, en el caso del reposo, la presión  $p$  sobre el orificio es igual a  $p_a + \rho gh$ , luego

$$P_x^t Mg + P_x^t F_{ab} = + \Sigma P_x^t p_r d\omega' + (p_a + \rho gh) \Omega$$

Sustituimos en la ecuacion (3) tendremos

$$\Sigma P_x^t F = \Sigma P_x^t p_r d\omega' + (p_a + \rho gh) \Omega - \Sigma P_x^t p_m d\omega' - p_a \Omega$$

O bien

$$(4) \quad \Sigma P_x^t F = \rho gh \Omega + \Sigma P_x^t (p_r - p_m) d\omega'$$

Finalmente, si se igualan los segundos miembros de (2) i (4) se obtiene

$$\rho \omega v^2 = \rho gh \Omega + \Sigma P_x^t (p_r - p_m) d\omega'$$

Ahora, la velocidad  $v$  es igual a  $\sqrt{2gh}$ , luego

$$2 \rho \omega gh = \rho gh \Omega + \Sigma P_x^t (p_r - p_m) d\omega'$$

O bien

$$(5) \quad \frac{\omega}{\Omega} = \frac{1}{2} + \frac{\Sigma P_x^t (p_r - p_m) d\omega'}{2 \rho gh \Omega}$$

El movimiento del líquido, en el interior del depósito, es solo sensible en la proximidad del orificio de salida i las presiones en estos puntos son evidentemente mas pequeñas cuando el líquido está en movimiento que cuando está en reposo; de ahí resulta que, en el último término de la ecuacion (5), los elementos de área  $d\omega'$  se refieren a una rejion próxima del orificio; las presiones  $(p_r - p_m) d\omega'$  son entonces sensiblemente dirigidas segun  $OX$  i su proyeccion sobre  $OX$  es positiva.

La razon  $\frac{\omega}{\Omega}$  se designa jeneralmente con la letra  $m$ ; se dice entonces que  $m$  es el *coeficiente de contraccion*.

Como el último término de (5) es positivo, el coeficiente de contraccion  $m$  debe ser mayor que 0,50; es efectivamente lo que indica la observacion, pues se obtiene, en jeneral,

$$m = 0,62$$



*Comprobacion de la fórmula (5) por medio del tubo adicional de Borda.*

El tubo adicional de Borda es un pequeño cilindro que penetra en el interior del depósito; las paredes del depósito, próximas del orificio de salida, son entonces constituidas por el cilindro mismo, luego la suma de las proyecciones sobre  $OX$ , de las presiones  $(p_r - p_m) d\omega'$  es igual a cero; la fórmula se reduce entonces a

$$\frac{\omega}{\Omega} = \frac{1}{2}$$

Este resultado es efectivamente comprobado por la observacion.

*Contraccion incompleta.*

En algunos casos, una parte del perímetro del orificio se encuentra en la prolongacion de las paredes del depósito, como, por ejemplo, cuando, en un depósito de forma prismática, el orificio de salida se encuentra en uno de los ángulos de la cara inferior. La vena líquida no es entonces contraída en toda su periferia se dice que la contraccion es incompleta.

Sea  $f$  la fraccion del perímetro del orificio sobre la cual la contraccion ha sido suprimida, la observacion conduce a adoptar un coeficiente de contraccion  $m'$ , tal que

$$m' = 0,62 (1 + 0,14f)$$

II

TUBOS ADICIONALES

Ya hemos hablado mas arriba del tubo de Borda; éste no tiene otro objeto sino el de compromar la fórmula establecida mas arriba para el valor del coeficiente de contraccion.

Entre los otros tubos adicionales distinguiremos: 1.º el tubo gradualmente estrechado; 2.º los tubos cilíndricos; 3.º los tubos cónicos.

#### 1.º Tubo gradualmente estrechado.

El tubo gradualmente estrechado es constituido jeneralmente por la pared misma del depósito; el orificio se abre de tal manera que su forma sea sensiblemente la de la vena líquida que sale del orificio en pared delgada. Es bien evidente que los diámetros extremos  $D$  i  $D'$  del orificio i el espesor de la pared deben, para esto, satisfacer a las proporciones

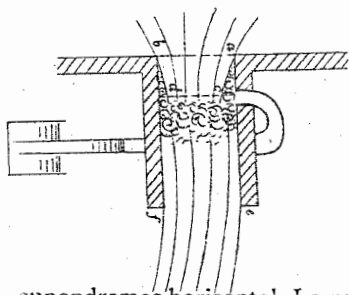
$$\frac{D}{1} = \frac{D'}{\sqrt{0,62}} = \frac{E}{\frac{1}{2}}$$

O bien, aproximadamente,

$$\frac{D}{10} = \frac{D'}{8} = \frac{E}{5}$$

Se averigua, por la medida del gasto, que la vena líquida no sufre ninguna contraccion a su salida en el aire como debe su ceder evidentemente. La utilidad de este tubo adicional no es mui grande puesto que el gasto no aumenta; se observa solo que la vena líquida es mas homogénea a la salida; su empleo, en la práctica, es casi nulo.

Fig. 68



#### 2.º Tubos adicionales cilíndricos.

Sea (fig. 68)  $ae$ ,  $bf$  la sección longitudinal del tubo; lo supondremos horizontal. La vena líquida, al salir del depósito, se contrae en  $cd$ ; en seguida se ensancha i llena el tubo hasta la salida en  $ef$ .

Sea  $m$  el coeficiente de contracción; en la sección contraída  $cd$  la velocidad del líquido será  $v$  i la presión  $p$ ; apliquemos la fórmula de Bernouilli entre esta sección i el nivel superior del líquido en el depósito; se sabe que no hai entonces pérdida de carga, luego se tiene

$$z + \frac{p}{\pi} + \frac{v^2}{2g} = z_0 + \frac{p_0}{\pi} + \frac{v_0^2}{2g}$$

Reemplazaremos  $z_0 - z$  por  $h$ ,  $p_0$  por la presión atmosférica  $p_a$  i despreciaremos  $v_0^2$ ; tendremos

$$(6) \quad \frac{v^2}{2g} = h + \frac{p_a - p}{\pi}$$

Apliquemos la misma fórmula de Bernouilli entre la sección de salida  $ef$  i el nivel superior del líquido en el depósito; habrá, en este caso, una pérdida de carga  $P$ ; sea  $v'$  la velocidad en  $ef$ , la presión será  $p_a$  luego

$$z' + \frac{p_a}{\pi} + \frac{v'^2}{2g} = z_0 + \frac{p_a}{\pi} - P$$

De ahí se deduce

$$\frac{v'^2}{2g} = h - P$$

Por otra parte

$$P = \frac{(v - v')^2}{2g}$$

Luego

$$(7) \quad \frac{v'^2}{2g} = h - \frac{(v - v')^2}{2g}$$

Finalmente

$$(8) \quad v' = mv$$

Las tres ecuaciones (6), (7), (8) resuelven completamente el problema.

De (7) i (8) se deduce, en primer lugar

$$v' = \frac{1}{\sqrt{1 + \left(\frac{1}{m} - 1\right)^2}} \sqrt{2gh}$$

Reemplacemos  $m$  por 0,62, se obtiene

$$v' = 0,85 \sqrt{2gh}$$

Sea  $\omega$  el área de la seccion normal del cilindro, el gasto será

$$Q = 0,85 \omega \sqrt{2gh}$$

La esperiencia da

$$Q = 0,82 \omega \sqrt{2gh}$$

Se ve que la concordancia es mui suficiente

Ahora la ecuacion (6) da

$$\frac{p_a - p}{\pi} = \frac{v^2}{2g} - h = \frac{v'^2}{2g m^2} - h$$

O bien

$$\frac{p_a - p}{\pi} = \left( \frac{0,82^2}{m^2} - 1 \right) h = 0,75 h$$

Se averigua en efecto, por medio de un piezómetro, (fig. 68), que la presión  $p$  en la sección contraída es menor que la presión atmosférica  $p_a$  i que la diferencia de las alturas representativas de estas dos presiones es sensiblemente igual a  $\frac{3}{4} h$ . La concordancia entre la teoría i la observacion es pues suficiente.

#### *Cálculo de la pérdida de carga.*

Se tiene la relacion

$$\frac{v'^2}{2g} = h - P$$

Por otra parte hemos obtenido, por la observacion,

$$\frac{v'^2}{2g} = 0,82 h = 0,67 h$$

Por consiguiente

$$P = h - 0,67 h = 0,33 h = \frac{1}{3} h$$

La pérdida de carga es por consiguiente la tercera parte de la altura  $h$ .

### 3.º Tubos adicionales cónicos.

Cuando el tubo cónico es diverjente el fenómeno pasa sensiblemente de la misma manera como en el caso del tubo cilíndrico, pero la pérdida de carga es mayor, porque la diferencia de velocidades a la entrada i a la salida del tubo son mayores en el primer caso que en el segundo.

Cuando el tubo cónico es converjente, hai a la vez pérdida de carga en el interior del tubo i contraccion de la vena líquida a la salida; el gasto es entónces afectado de un coeficiente que representa a la vez las dos acciones i que es igual al producto de los coeficientes relativos a cada accion considerada separadamente.

La forma de la parábola que describe la vena líquida a su salida del tubo cónico permite determinar la velocidad, ésta será el producto de  $\sqrt{2gh}$  por cierto coeficiente  $\mu$ , menor que uno i debido a la pérdida de carga en el interior del tubo. Por otra parte, el gasto será el producto del área de la seccion de salida por la velocidad  $\mu \sqrt{2gh}$  i por cierto coeficiente de contraccion  $m$ ; luego la medida del gasto permite calcular el producto  $\mu m$  de estos dos coeficientes. Se han hecho esperimentos sobre varios tubos cónicos converjentes cuyos ángulos variaron entre  $0^\circ$  (tubo cilíndrico) i  $180^\circ$  (orificio en pared delgada) i se han obtenido los siguientes resultados:

Angulo del cono	Coefficiente de contraccion.	Coefficiente de la velocidad.	Coefficiente del gasto.
	$m$	$\mu$	$m \mu$
$0^\circ$	1,00	0,82	0,82
$12^\circ$	0,99	0,96	0,94
$30^\circ$	0,92	0,98	0,90
$49^\nu$	0,86	0,98	0,85
$180^\circ$	0,62	1,00	0,62

Se ve que el máximo de gasto corresponde al ángulo de  $12^\circ$ .

A. OBRECHT

(Continuará).

